BEST AVAILABLE COPY

PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

04-299084

(43)Date of publication of application: 22.10.1992

(51)Int.CI.

5/00 HO2P F02B 75/06 F02D 29/06

F02D 45/00 F02D 45/00 F02D 45/00

F02D 45/00 F02D 45/00

(21)Application number: 03-064914

(71)Applicant: HITACHI LTD

NISSAN MOTOR CO LTD

(22)Date of filing:

28.03.1991

(72)Inventor: YAMAKADO MAKOTO

KADOMUKAI YUUZOU **NAKAMURA YOZO**

MAEDA YUJI

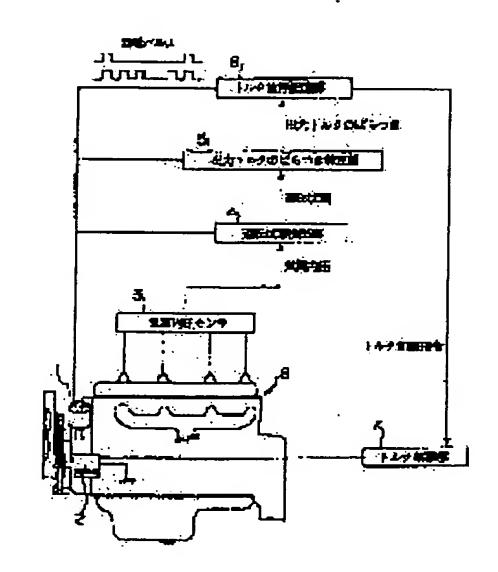
NAKAMURA KENICHI **FUKUSHIMA MASAO MURAKAMI AKIRA**

(54) TORQUE CONTROLLER FOR INTERNAL-COMBUSTION ENGINE

(57)Abstract:

PURPOSE: To suppress disturbance of torque waveform by specifying the fluctuating tendency of output torque from each cylinder and controlling the magnitude of torque which an electric machine impart to or absorbs from an internal-combustion engine.

CONSTITUTION: An operating condition detecting section 4 detects the operating condition of an internalcombustion engine based on an output from a sensor 3 detecting the pressure in the cylinder. An output torque fluctuation specifying section 5 arithmetically averages the outputs from the operating condition detecting section 4 for respective cylinders thus specifying the fluctuation of output torque from each cylinder. A torque waveform memory section 6 stores a control torque waveform for canceling the fluctuation of the output torque specified at the output torque fluctuation specifying section 5 according to the operating condition based on a function of crankshaft rotational angle detected through a crank angle sensor 11. A torque



control section 7 controls the torque to be generated from or absorbed by a motor generator 2 based on a control torque waveform read from the torque waveform memory section 6.

LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

BEST AVAILABLE COPY

(19)日本国特許庁(JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

特開平4-299084

(43)公開日 平成4年(1992)10月22日

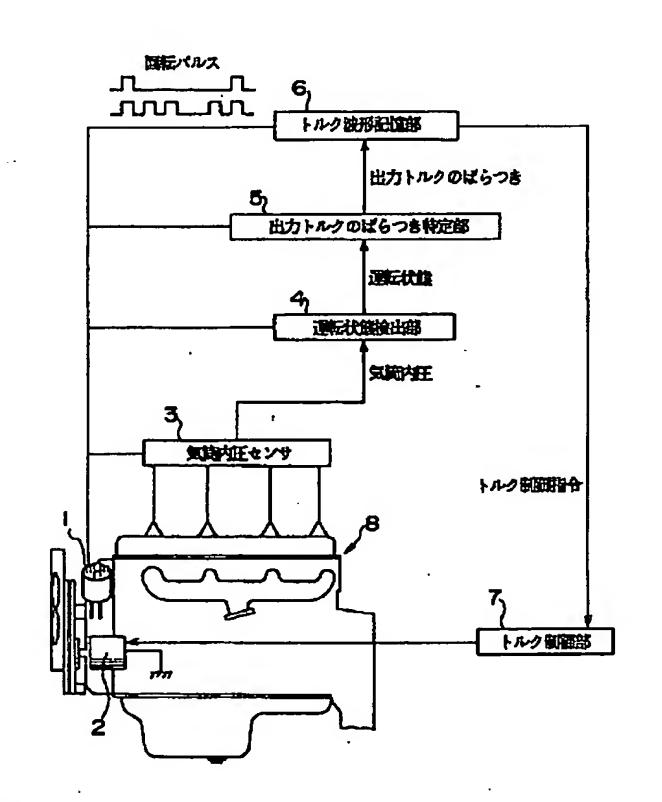
(51) Int.Cl. ⁵		識別記号			庁内整理番号	FI		技術表示箇所	
H02P 5	5/00			K	9063-5H				
F02B 75	5/06				7049-3G				
F02D 2	9/06			G	7049-3G				•
45	5/00	3	3 3 0		8109-3G				
		3	362	E	8109-3G				
						審査請求	未請求	常 請求項の数16(全 12 頁)	最終頁に続く
(21) 出願番号		特願平3-64914				(71)	(71)出願人 000005108		,
								株式会社日立製作所	
(22) 出願日		平成3年(1991)3月28日					•	東京都千代田区神田駿河台四	叮目6番地
						(71)出願人		000003997	
							日産自動車株式会社		
								神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地	
						(72)発明者		山門誠 ·	
								茨城県土浦市神立町502番地株式会社日立	
								製作所機械研究所内	
						(72) §	発明者	門向裕三	
								茨城県土浦市神立町502番地	株式会社日立
		•						製作所機械研究所内	
						(74)	人野升	弁理士 本多 小平 (外1	. 名)
									最終頁に続く

内燃機関のトルク制御装置 (54) 【発明の名称】

(57) 【要約】

【目的】 内燃機関の気筒間の定常的な出力トルクのば らつきが起こす規則的なトルク変動に因る振動を即座に 確実に低減させる。

【構成】 内燃機関8の回転に伴いパルスを発生するク ランク角センサ1と、内燃機関に固定されそれとベルト 伝動する電動発電機2と、内燃機関の運転状態を示す気 筒内圧力を検出するセンサ3と、センサ3から出力され る気筒内圧から内燃機関の運転状態を検出する運転状態 検出部4と、内燃機関の各回転毎に検出部4が検出した 各気筒の運転状態を各気筒ごとに算術平均することによ り各気筒の出カトルクのばらつきを特定する出カトルク ばらつき特定部5と、特定部5が特定した各気筒の出力 トルクのばらつきに対してこれを補正するような制御ト ルク波形を記憶しているトルク波形記憶部6と、記憶部 6から読み出した制御トルク波形に基づいて、電動発電 機2が発生または吸収するトルクを制御するトルク制御 部7とを備えている。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 内燃機関へのトルクの付与もしくは内燃 機関からのトルクの吸収またはトルクの付与、吸収の両 方が可能でありかつ内燃機関と一体的に取り付けられた 電気機械と、前記電気機械が発生もしくは吸収または発 生、吸収するトルクを制御する制御装置とを設けた内燃 機関のトルク制御装置において、前記制御装置は、内燃 機関の各気筒の燃焼に起因する内燃機関の運転状態を検 出する検出手段と、前記検出手段により検出された運転 状態から、内燃機関の各気筒の出力トルクのばらつきに 10 よって生じるトルク変動を特定する出力トルクばらつき 特定手段と、前記出力トルクばらつき特定手段により特 定された各気筒の出力トルクのばらつきを示す情報に基 づいて、該ばらつきによって生じるトルク変動に起因す る内燃機関ロール方向の振動を小さくするようなトルク 制御波形を提供するトルク制御波形提供手段と、前記ト ルク制御波形提供手段から提供されるトルク制御波形に 基づいて、前記電気機械が内燃機関に付与するトルクも しくは内燃機関から吸収するトルクまたは内燃機関に付 与するトルク及び内燃機関から吸収するトルクの両方の 20 大きさを制御するトルク制御手段と、からなることを特 徴とする内燃機関のトルク制御装置。

【語求項2】 前記トルク制御波形提供手段は、前記の トルク制御波形を予め記憶しており、これを内燃機関の クランク軸回転角度信号と同期して読み出す様になって いる請求項1記載の内燃機関のトルク制御装置。

前記トルク制御波形提供手段は、前記ト 【請求項3】 ルク制御波形を前記出力トルクばらつき特定手段により 特定された前記ばらつきを示す情報と内燃機関のクラン ク軸回転角度信号とで表わす関数の係数を配憶してお 30 り、該係数と前記出力トルクばらつき特定手段からの上 配情報とクランク軸回転角度信号とから前記トルク制御 波形を算出する様になっている請求項1記載の内燃機関 のトルク制御装置。

【請求項4】 前記出力トルクばらつき特定手段は、内 燃機関のクランク軸回転角度信号に応じて各気筒の出力 トルクのばらつきを表わす周期的波形を出力し、前記ト ルク制御波形提供手段は、出力トルクばらつき特定手段 の出力する上記波形に基づいて前記トルク制御波形を算 出する演算手段からなる請求項1記載の内燃機関のトル 40 ク制御装置。

【請求項5】 前記運転状態は、内燃機関の各気筒爆発 ・膨張時の気筒内圧である請求項1,2,3又は4記載 の内燃機関のトルク制御装置。

前記運転状態は、内燃機関の各気筒の上 【翻求項6】 死点での気筒内圧である請求項5記載の内燃機関のトル ク制御装置。

【請求項7】 前記トルク制御波形は内燃機関の各運転 状態における出力トルクのばらつきによって発生するト 又は4記載の内燃機関のトルク制御装置。

前記出力トルクばらつき特定手段は、内 【謂求項8】 燃機関の1燃焼サイクル(クランク軸の回転角度に換算 すると、4サイクル内燃機関の場合720度、2サイク ル内燃機関の場合360度)を1周期とする周期関数の 形で内燃機関の発生するトルク変動を特定する請求項 1, 2, 3又は4記載の内燃機関のトルク制御装置。

【請求項9】 前記トルク制御波形が、内燃機関の1燃 焼サイクル (クランク軸の回転角度に換算すると、4サ イクル内燃機関の場合720度、2サイクル内燃機関の 場合360度)を1周期とする正弦波の一部あるいは全 部である請求項1,2,3又は4記載の内燃機関のトル ク制御装置。

【簡求項10】 前記トルク制御波形が、内燃機関の1 燃焼サイクル(クランク軸の回転角度に換算すると、4 サイクル内燃機関の場合720度、2サイクル内燃機関 の場合360度)を1周期とする矩形波の一部あるいは 全部である請求項1,2,3又は4記載の内燃機関のト ルク制御装置。

前記トルク制御波形が、内燃機関の1 【請求項11】 燃焼サイクル (クランク軸の回転角度に換算すると、4 サイクル内燃機関の場合720度、2サイクル内燃機関 の場合360度)を内燃機関の気筒数で除した値を1周 期とする正弦波の一部あるいは全部である請求項1. 2, 3又は4記載の内燃機関のトルク制御装置。

前記トルク制御波形が、内燃機関の1 【謂求項12】 燃焼サイクル (クランク軸の回転角度に換算すると、4) サイクル内燃機関の場合720度、2サイクル内燃機関 の場合360度)を内燃機関の気筒数で除した値を1周 期とする矩形波の一部あるいは全部である請求項1. 2. 3又は4記載の内燃機関のトルク制御装置。

【請求項13】 前記トルク制御波形は、前記出カトル クばらつき特定手段が特定した各気筒の出力トルクのば らつきによって生じるトルク変動の振幅に対して、当該 トルク制御波形の振幅、あるいはデューティ比、あるい は振幅とデューティ比の両方を変化させたトルク制御波 形である請求項10又は12記載の内燃機関のトルク制 御装置。

【請求項14】 前記検出手段および前記出カトルクば らつき特定手段が稼動する期間は、前記出力トルクばら つき特定手段が各気筒の出力トルクのばらつきによって 内燃機関が発生するトルク変動を特定するまでである讃 求項1,2,3又は4記載の内燃機関のトルク制御装 置。

【請求項15】 前記検出手段および前記出カトルクば らつき特定手段が稼動していない状態において、内燃機 関の運転状態が、ある範囲から変化した場合、再び前記 検出手段および前記出力トルクばらつき特定手段を、前 記出力トルクばらつき特定手段が各気筒の出力トルクの ルク変動に対応したトルク波形である請求項1,2,3 50 ばらつきによって内燃機関が発生するトルク変動を特定



するまで稼動させる請求項14記載の内燃機関のトルク制御装置。

【請求項16】 前配検出手段および前配出カトルクばらつき特定手段が稼動していない状態において、ある時間が経過した場合、再び前配検出手段および前配出カトルクばらつき特定手段を、前配出カトルクばらつき特定手段が各気筒の出カトルクのばらつきによって内燃機関が発生するトルク変動を特定するまで稼動させる請求項14記載の内燃機関のトルク制御装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【産業上の利用分野】本発明は、内燃機関の運転時に各 気筒の定常的な出力トルクのばらつきによって生じる規 則的なトルク変動を加振力とする内燃機関本体あるいは 支持部材等に生じる内燃機関ロール方向の定常振動を低 減するための内燃機関のトルク制御装置に関する。

[0002]

【従来の技術】ディーゼル型内燃機関における出力の調 整は噴射ノズルを通じて噴射される燃料の量によって行 なわれている。このため、コントロールユニットでは、 機関回転数、アクセルペダルの踏み込み量、機関冷却水 温度や外気温度等の各条件を電算処理し、噴射量を決定 している。しかし、これにもかかわらず、噴射ノズルが 製作上のばらつきを持っている場合には、各気筒の出力 にばらつきが生じる。ディーゼル型内燃機関に限らず、 一般に内燃機関において、このような気筒間の出力のば らつきに起因するトルク変動が内燃機関によって駆動さ れる各種機器に伝達されると、それらの機器に機関の1 燃焼サイクルを周期とする強制ねじり振動が発生し、性 能の低下や機器の損傷等を引き起こす。さらに、車両に 30 この内燃機関を搭載してある場合には、このトルク変動 の反作用は、シリンダブロックからマウントやシャシー にまで伝達され、タイヤと共振して内燃機関や車両全体 に人間が威知し易い低周波振動を引き起こす原因とな る。この事を防止するため、出力のばらつきによるトル ク変動を低減するか、あるいはトルク変動の周波数を共 振点から遠ざける必要があった。

【0003】他方、特許出願平1-227765号は、内燃機関の燃焼状態を検出し、この検出された燃焼状態が不整燃焼状態であると判定された際には、これに応じ 40 たトルク波形がトルク波形記憶部から読み出され、それと同時に正常燃焼時のトルク波形もトルク波形記憶部から読み出され、この2つのトルク波形の比較結果に基づいて、内燃機関に一体的に取り付けられた電気機械の吸収・発生トルクが制御されることにより、内燃機関が不整燃焼の際に発生するトルク波形の乱れを即座に確実に低減させる技術を提案している。

[0004]

【発明が解決しようとする課題】上記特許出願の方法を 前記のような気筒間の出力トルクのばらつきに因る振動 50 の防止に応用した場合、該方法では、各気筒の燃焼サイクル毎に多数の演算、メモリの参照を必要とし、システムが複雑なものになる。

【0005】ところで前記のような出力トルクのばらつきがきの場合には、一度、各気筒の出力トルクのばらつきが特定できると、そのプロファイルは大して変わらない。本発明は、このような出力トルクのばらつきの場合に対応した内燃機関のトルク制御装置を提供することにある。

10 [0006]

【課題を解決するための手段】かかる目的達成のため、 第一の発明の特徴は、内燃機関へのトルクの付与もしく は内燃機関からのトルクの吸収またはトルクの付与、吸 収の両方が可能であり且つ内燃機関と一体的に取り付け られた質気機械と、前配電気機械が発生もしくは吸収ま たは発生、吸収するトルクを制御する制御手段とを設け た内燃機関のトルク制御装置において、内燃機関の運転 状態を検出する検出手段と、前記検出手段により検出さ れた運転状態から、内燃機関の各気筒の出力トルクのば らつきによって生じるトルク変動を特定する出力トルク ばらつき特定手段と、前記出力トルクばらつき特定手段 により特定された各気筒の出力トルクのばらつきによっ て生じるトルク変動に起因する機関ロール方向の振動を 小さくするようなトルク制御波形を記憶している記憶手 段とを備え、前記記憶手段が記憶しているトルク制御波 形に基づいて、前記電気機械が内燃機関に付与するトル クもしくは内燃機関から吸収するトルクまたは内燃機関 に付与するトルク及び内燃機関から吸収するトルクの両 方の大きさを前記制御手段により制御することにある。

【0007】また、第二の発明の特徴は、内燃機関への トルクの付与もしくは内燃機関からのトルクの吸収また はトルクの付与、吸収の両方が可能であり且つ内燃機関 と一体的に取り付けられた電気機械と、前記電気機械が 発生もしくは吸収または発生、吸収するトルクを制御す る制御手段とを設けた内燃機関のトルク制御装置におい て、内燃機関の運転状態を検出する検出手段と、前記検 出手段により検出された運転状態から、内燃機関の各気 筒の出力トルクのばらつきによって生じるトルク変動を 特定する出力トルクばらつき特定手段と、前記出力トル クばらつき特定手段により特定された各気筒の出力トル クのばらつきによって生じるトルク変動に起因する機関 ロール方向の振動を小さくするようなトルク制御波形を 算出する演算手段とを備え、前記演算手段が算出するト ルク制御波形に基づいて、前記電気機械が内燃機関に付 与するトルクもしくは内燃機関から吸収するトルクまた は内燃機関に付与するトルク及び内燃機関から吸収する トルクの両方の大きさを前記制御手段により制御するこ とにある。

[0008]

【作用】上述の特徴によれば、内燃機関の運転時に各気

筒の定常的な出力トルクのばらつきによって生じる規則的なトルク変動を加振力とする機関本体、あるいは支持部材等に生じる機関ロール方向の定常振動を、即座に、確実に低減させることができる。

[0009]

【実施例】車両を駆動するために車両に搭載された内燃 機関(4気筒4サイクル)に本発明を適用した場合の第 1 実施例を図面に基づき説明する。

【0010】図1は、本実施例の制御装置の構成を示す 図である。本トルク制御装置は、ディストリビュータに 内蔵されたクランク角センサ1と、電気機械の一例たる 電勤発電機2と、内燃機関の運転状態を示す変数の一例 たる気筒内圧力を検出する気筒内圧センサ3と、気筒内 圧センサ3から出力される気筒内圧から内燃機関の運転 状態を検出する運転状態検出部4と、内燃機関の各回転 毎に前記運転状態検出部4が検出した各気筒の運転状態 を情報として取り込み、それを各気筒ごとに算術平均す ることにより各気筒の出力トルクのばらつきを特定する 出力トルクばらつき特定部5と、前配出力トルクばらつ き特定部5が特定した各気筒の出力トルクのばらつきに 対してこれを補正する(ばらつきの影響をなくす)よう な制御トルク波形を記憶しているトルク波形記憶部6 と、制御トルク波形をトルク波形記憶部6から読み出し て、この制御トルク波形に基づいて前記電動発電機2が 発生または吸収するトルクを制御するトルク制御部7と を備えている。電動発電機2は内燃機関本体8からVペ ルトにより駆動され、かつ内燃機関本体8と一体的に取 り付けられている。

【0011】クランク角センサ1からは2種類の回転パルスが出力される。1つは、内燃機関のクランク軸が1燃焼サイクル(4サイクル内燃機関の場合720度、2サイクル機関の場合360度)回転するたびに1パルスずつ出力されるものであり、もう1つは、内燃機関のクランク軸が一定小角度(通常1度あるいは2度、以下本実施例では1度とする)回転するたびに1パルスずつ出力されるものである。この2種類の回転パルスのうち、前者をクランク軸の回転角度の基準を示す信号として用い、後者を前者で求められた基準角度の間をさらに細かく分割するための信号として用いれば、瞬時々々のクランク軸の回転角度を細かく(本実施例では1度おきに)かつ容易に検出することができる。

【0012】内燃機関においては、各サイクル毎のクランク軸の回転角度が、各気筒のピストン位置に一対一に対応している。このため、クランク軸回転角度と運転状態を把握することにより各クランク軸回転角度毎の瞬時出力トルクを推定できる。

【0013】図2は、内燃機関が発生するトルクの一例として、4サイクル機関の一つの気筒が発生するガストルクを示した図である。4サイクル機関の1燃焼サイクルすなわち吸入-圧縮-燃焼-排気の4行程はクランク 50

軸の回転角度に換算して720度に相当する。機関が4 気筒機関であって且つ出力トルクのばらつきが生じてい ない場合には、720度/気筒数の角度間隔で図2と等 しいトルクを4回重ね合わせたものが、機関が1燃焼サ イクル内に発生するガストルクとなり、そしてこのガス トルクに回転慣性の変動による慣性トルクの変動が加わ ったものが、実際に機関が発生するトルクとなる(図 3)。

【0014】図4は、図3と同じ4サイクル4気筒の内燃機関において各気筒の出力トルクにばらつきが生じている場合の各気筒発生トルク、機関発生トルクを示す。本発明実施例は、この出力トルクのばらつきをトルク制御により低減させるために、各気筒の出力トルクのばらつきを特定し、これを補償するように電動発電機2の吸収または発生するトルクを制御するものである。

【0015】図5に、4サイクル4気筒の内燃機関の1 気筒の1燃焼サイクルにおける気筒内圧と、ガストルク の変化例を示す。この例では、クランク角が180度の 時に上死点を迎えている。図5のように、内燃機関にお いては、負荷が小さいほど、すなわち、出力トルクが小 さいほど気筒内圧もガストルクも小さくなるという特性 を持っている。この特性を利用し、気筒内圧からガスト ルクを算出することができる。内燃機関の運転状態を最 も容易に知る方法は、内燃機関の圧縮行程が完了したと きの、即ち上死点での気筒内圧を検出するという方法で ある。この方法に基づき、本実施例の運転状態検出部4 は内燃機関の運転状態を検出する。なお、上死点での気 筒内圧を検出するという上述の方法はあくまでも内燃機 関の運転状態を最も容易に知る方法の一例に過ぎず、回 30 転速度、吸入空気量、冷却水温、油温、変速機のギアポ ジション等の他の状態量をさらに加えて検出することに より、より細かく内燃機関の運転状態を特定して検出す ることは容易に実現することができる。

【0016】本実施例の出力トルクばらつき特定部5の 動作を図6を用いて説明する。出力トルクばらつき特定 部5は、クランク軸の2m回転(mは或る整数)の間、 前記運転状態検出部4より入力する運転状態P[i, j] (i=1~4:気筒番号に対応、j:回転数。すな わち、本例ではP[i,j]は第j回転における第i気 40 筒の上死点での気筒内圧を表わしている)を検出し、2 m回転に亘って得た上記の検出値P [i, j] を用いて 各気筒毎の運転状態の算術平均P』 [i] (i=1~ 4:気筒番号に対応)を算出する。次にこの運転状態の 平均より各気筒の燃焼時有効出力トルクの平均T。 [i] (i=1~4:気筒番号に対応)を算出する。さ らに、ぱらついたトルクを揃える基準T。を、各運転状 態や、要求される燃料消費率、電動発電機駆動用電源 (パッテリ)の電力消費率等により決定する。そして、 T, と各気筒の燃焼時有効出力トルクの平均T。[i]

50 (i=1~4:気筒番号に対応)との偏差T。[i]

(i=1~4:気筒番号に対応)を算出する。このようにして各気筒の出力トルクのばらつきが特定される。

【0017】トルク波形記憶部6は、各運転状態に応じ て、前記クランク角センサ1で検出できるクランク軸の 最小回転角度である1度毎を単位として表わされたクラ ンク軸回転角度θの関数として、出力トルクばらつき特 定部5が特定した出力トルクのばらつきを打ち消すよう な制御トルク波形T [heta] を記憶している。トルク波形 記憶部6は、その記憶している制御トルク波形をクラン ク角センサ1から1度毎に出力される回転パルスに同期 させて出力するので、内燃機関がクランク軸の各回転角 度毎に発生するトルク波形に対応した制御トルク波形を 忠実に再現することができる(図7)。なお、本実施例 のトルク波形記憶部6は、各運転状態に応じて、出力ト ルクばらつき特定部5が特定した出力トルクのばらつき を打ち消すような制御トルク波形をクランク角センサ1 で検出できるクランク軸の最小回転角度である1度毎に 記憶しているが、クランク軸の回転角度に対する分解能 をこれほど必要としない場合には、記憶するクランク軸 の回転角度の間隔を大きくするとともに、クランク角セ 20 ンサ1から1度毎に出力される回転パルスを、記憶した 回転角度の間隔に合致するまで分周したものを、記憶し た制御トルク波形を出力する際の同期信号とすればよ いん

【0018】次に第2実施例について説明する。前記第 1 実施例においては、トルク波形記憶部6は、各運転状 態に応じて、出カトルクのばらつき特定部5が特定した 出カトルクのばらつきを打ち消すような制御トルク波形 をクランク角センサ1で検出できるクランク軸の最小回 転角度である1度毎に記憶しているが、これに対して、 本第2実施例は、トルク波形が出力トルクばらつき特定 部5が特定する各気筒の出力トルクのばらつきTal [i] (i=1~4:気筒番号に対応)、クランク軸の 回転角度 θ の関数 f 。として表すことができる場合の実 施例であって、この場合には、トルク波形記憶部6は、 制御トルク波形をクランク角センサ1で検出できるクラ ンク軸の最小回転角度である1度毎に記憶している必要 はなく、制御トルク波形を表す関数 f 。の、出力トルク のばらつきT。[i]、クランク軸の回転角度 θ にかか る係数K1, …, K1 を記憶しておくだけでよい。そし 40 て、これら係数を用いて、クランク軸の各回転角度にお ける制御トルク波形 $T[\theta] = f$ (K_1 , …, K_n , T_{a} , θ) を求め (図8)、この値を、クランク角セン サ1から1度毎に出力される回転パルスに同期させて出 カすれば、図7に示した場合と同様に、内燃機関がクラ ンク軸の各回転角度毎に発生するトルク波形に対応した **制御トルク波形を忠実に再現することができる。**

【0019】図7に示した場合(第1実施例)と図8に ても前述したのと同等のトルク制御の効果を挙げること示した場合(第2実施例)の違いは、以下に述べる通り ができる。ここで、内燃機関の燃焼行程は、内燃機関のである。すなわち、図7の場合には、制御トルク波形が 50 1燃焼サイクル(クランク軸の回転角度に換算すると、

クランク軸の各回転角毎に全て予め記憶されているので、トルク波形記憶部6は、演算を何一つ行なう必要が無い反面、制御トルク波形を記憶しておくための記憶容量が多く要ることになる。これに対して、図8の場合には制御トルク波形を表わす関数を定める係数を記憶しておくのみであるので、記憶容量が少なくてすむ反面、これらの係数を用いて制御トルク波形を算出する必要があるため、トルク波形記憶部6は、若干の計算を行う必要が出てくる。従って、図7に示した方法と図8に示した方法のいずれを用いるかは、トルク波形記憶部6の演算能力と記憶容量の関係から決定すれば良い。

8

【0020】図9は、内燃機関の各気筒の出力トルクにばらつきがない場合のトルク波形の1例を示す図、図10は、内燃機関の各気筒の出力トルクにばらつきがない場合のエンジンロール方向振動の1例を示す図、図11は、内燃機関の各気筒の出力トルクにばらつきがある場合のトルク波形の1例を示す図、図12は、内燃機関の各気筒の出力トルクにばらつきがある場合のエンジンロール方向振動の1例を示す図である。図13,図14は、内燃機関が発生する図11に示すようなトルク変動に対して前記第1実施例におけるトルク波形記憶部6が記憶している、もしくは前記第2実施例におけるトルク波形記憶部6が算出した、制御トルク波形の1例を示す図であり、このトルク波形に基づいて、以下のトルク制御を行なう。

【0021】トルク制御部7は、トルク波形記憶部6から読み出した、もしくは算出された制御トルク波形に基づいて、制御トルク波形が正のときには、電動発電機2を発電機として動作させて、逆に、制御トルク波形が負のときには、電動発電機2を電動機として動作させる。このようなトルク制御を行なったときに内燃機関全体(電動発電機2も含む)が発生するトルク波形は、図11に示されたトルク波形と図14に示されたトルク波形を図15に示す。

【0022】このようなトルク制御を行なえば、図15に示したがごとく、内燃機関の出力トルクにばらつきがある場合に発生するトルク変動のみを容易かつ精度良く取り除くことができる。このときのエンジンロール方向振動波形を図16に示す。

【0023】なお、内燃機関が発生するトルクの変動成分において内燃機関の燃焼行程に同期した周波数を持つ変動成分が支配的であるときには、前記第1実施例または第2実施例における前記トルク波形記憶部6が記憶している又は算出する制御トルク波形を、図7、図8、図13、図14のような波形の代りに、内燃機関の燃焼行程に同期した周波数の正弦波あるいは矩形波の一部としても前述したのと同等のトルク制御の効果を挙げることができる。ここで、内燃機関の燃焼行程は、内燃機関の1燃焼サイクル(クランク軸の回転角度に換算すると、

. :

4サイクル内燃機関の場合720度、2サイクル内燃機 関の場合360度)の間に内燃機関の気筒数に等しい回 数だけ現われるので、内燃機関の燃焼行程に同期した周 波数の上記正弦波あるいは矩形波とは、具体的には、内 燃機関の1燃焼サイクルを気筒数で除した値(クランク 軸の回転角度)を1周期とする正弦波あるいは矩形波で あると言える。このような考え方を適用した内燃機関の トルク制御装置において、内燃機関が発生する図11に 示すようなトルク変動に対してトルク波形記憶部6が記 憶している制御トルク波形の二つの例を夫々図17、図 10 18に示す。

【0024】次に、本発明の他の実施例として、トルク 波形記憶部6の代わりに、トルク波形演算部9が具備さ れ、このトルク波形演算部9により、内燃機関の1燃焼 サイクル(クランク軸の回転角度に換算すると、4サイ クル内燃機関の場合720度、2サイクル内燃機関の場 合360度)を1周期とする周波数成分が支配的である 様な周期関数の形で内燃機関の各気筒の発生する出力ト ルクのばらつきに因るトルク変動を打ち消す制御トルク 波形を算出する様にした実施例を説明する。図19は、 かかる制御トルクを内燃機関の1燃焼サイクルを1周期 とする正弦波の形で算出する例を示す。図19(a) は、出カトルクばらつき特定部5が特定する内燃機関の 1 燃焼サイクルを一周期とする周期関数の形の各気筒の 出力トルクのばらつきである。これは、図19図 (b) のように各気筒ごとに、1燃焼サイクルを1周期とする 周波数成分が支配的な周期関数に分解することができ る。さらに、このような周期関数において、その基本周 波数成分のみを取り出すと図19(c)のような振幅と 位相をもった正弦波となる。この正弦波の振幅は、図1 9 (b) の出カトルクのばらつきの大きさに比例する が、位相は変わらない。図19(c)の4つの正弦波を 加え合わせると、図19 (a) のような波形が持ってい る1燃焼サイクルを1周期とする周波数成分のみの正弦 波を抽出することができる(図19(d))。このよう な手法を用いると図19(a)のような出カトルクのばら つきに対して、1燃焼サイクルを1周期とする周波数成 分のみの正弦波としての制御トルク波形を、複雑な次数 分析(フーリエ級数展開等)を行なわずに算出すること ができ、演算量の大幅な削減が可能である。

【0025】また、これに更に図20のようにコンパレ ータ10を用いれば、図21の右側の図のような矩形波 としての制御トルク波形を取り出すこともできる。そし て、このコンパレータ10の比較レベルを同図(a),

(b),(c)のように変化させることによりトルク制 御指令の波高値一定のままでそのデューティ比を変化さ せることもできる。

【0026】トルク制御部7は、トルク波形演算部9が 以上の様にして算出した図19(d)の様な正弦波状 波形に基づいて、制御トルク波形が正のときには電動発 電機2を発電機として動作させて、逆に、制御トルク波 形が負のときには電動発電機2を電動機として動作させ る。

10

【0027】図22は、図11のようなトルク変動に対 して正弦波状の制御トルク波形に基づき電動発電機2 が、吸収、発生するトルク波形を示す図である。このよ うなトルク制御を行なったときに内燃機関全体(電動発 電機2も含む)が発生するトルク波形は、図11に示さ れたトルク波形と図22に示されたトルク波形を加え合 わせたものとなる。このトルク制御の結果としてのトル ク波形を図23に示す。以上の述べたようなトルク制御 を行なえば、図23に示したごとく、内燃機関の出力ト ルクにばらつきがある場合に発生するトルク変動のみを 容易かつ精度良く取り除くことができる。このときのエ ンジンロール方向の振動波形を図24に示す。

【0028】図25は、以上の各実施例におけるトルク 制御部7の構成の1例を示すもので、電気機械2として 三相電動発電機11を用い、トルク制御部7に三相イン パータ12と三相コンパータ13を用いた例を示す。三 相インパータ12と三相コンパータ13は、互いに並列 に電力線を介して三相電動発電機11と結ばれている。 また三相インパータ12および三相コンパータ13のD C側は、互いに並列にパッテリ15と結ばれている。ト ルクコントローラ14は、トルク波形記憶部6から読み 出した、又はトルク波形演算部9で算出した、内燃機関 が発生するトルク波形に対する制御トルク波形に基づい て、制御トルク波形が負のとき、すなわち内燃機関が発 生するトルクがその平均分より小さいときには、三相イ ンパータ12に電動指令を出しパッテリ15の電気エネ ルギーを用いて三相電動発電機11を三相電動機として 動作させ、逆に、制御トルク波形が正のとき、すなわち 内燃機関が発生するトルクがその平均分より大きいとき には、三相コンパータ13に発電指令を出して三相電動 発電機11を三相発電機として動作させる。この時発生 する電気エネルギーは、バッテリ15に蓄積される。

【0029】図26は、図25中の三相コンパータを使 用せず三相インパータのみを使用する例を示す。電力ス イッチング素子を用いてインパータ12を形成し、この 40 インパータ12には、電力スイッチング素子のスイッチ ングにより生じるサージ電圧を吸収するために公知の如 く個々の電力スイッチング素子と並列にサージ・アプソ ープ・ダイオードが設置されている。このサージ・アプ ソープ・ダイオードは、コンパータと同様にグレエツ結 線を形成している。電動発電機11を発電機として働か せるときには該ダイオードをコンパータとして利用する ことにより、図25の例においての三相コンパータ13 を省略することが可能となる。

【0030】図25、図26の例においては三相電動発 の、又は図21の右側の図の様な矩形波状の制御トルク 50 電機、三相インパータ、三相コンパータを用いたが、こ

れが、単相であっても多相であっても、本発明がそのまま適用できることは、言うまでもない。

【0031】なお、本発明の以上述べた各実施例においては、トルクの発生と吸収の両方が可能な電気機械として電動発電機を用いた場合について説明を行なったが、内燃機関にトルクを付与することと内燃機関の負荷トルクを減少させることとは同値であり、また内燃機関からトルクを吸収することは、内燃機関に付与するトルクを減少させることに他ならない。したがって電動機または発電機を用いて、あるいは電動機と発電機を同時に用いてトルク制御を行なっても本発明がそのまま適用できることは言うまでもない。

【0032】つぎに本トルク制御装置の出力トルクばらつき特定手段の稼動期間について図27を用いて述べる。本トルク制御装置始動時に、まず出力トルクばらつき手段が稼動され、対象とする内燃機関の出力トルクのばらつきが特定されると停止する。そして、特定されたばらつきに対応してトルク制御がなされる。その後、内燃機関の運転状態がある設定状態から変化した、あるいは、出力トルクばらつき特定手段が停止してからある時間が経過した等の、出力トルクばらつき特定手段の再稼動条件が成立した場合には、再び出力トルクばらつき特定手段を稼動させる。このような流れを以って出力トルクばらつき特定手段は稼動される。

【0033】また、内燃機関停止時には、本内燃機関トルク制御装置も停止する。これにより、内燃機関停止時には電助発電機2に電力が供給されないから電動発電機2の損傷は防止される。

[0034]

【発明の効果】本発明によれば、内燃機関の運転状態を 30 検出し、その程度により各気筒の出力トルクのばらつき の傾向を特定し、その情報に基づいて内燃機関に一体的 に取り付けられた電気機械が内燃機関に付与するトルク もしくは内燃機関から吸収するトルクまたは内燃機関に 付与するトルク及び内燃機関から吸収するトルクの両方 の大きさが制御されるので、内燃機関の気筒間の出力ト ルクのばらつきに因り発生するトルク波形の乱れを即座 に確実に低減させることができる。

【図面の簡単な説明】

- 【図1】本発明の第1実施例の制御装置の構成図、
- 【図2】内燃機関が発生するトルク波形の例を示す図、
- 【図3】内燃機関が発生するトルク波形の例を示す図、
- 【図4】内燃機関が発生するトルク波形の例を示す図、
- 【図5】内燃機関の1気筒の1燃焼サイクルにおける気 筒内圧とガストルクの変化の一例を示す図、
- 【図6】出カトルクばらつき特定部5の動作を示す図、
- 【図7】トルク波形記憶部6が制御トルク波形そのもの を記憶している場合の動作を示す図、
- 【図8】トルク波形記憶部6が制御トルク波形を表す関数の係数を記憶している場合の動作を示す図、

【図9】内燃機関が正常燃焼している際に発生するトルク波形の一例を示す図、

12

【図10】正常燃焼している際の機関ロール方向の振動 波形を示す図、

【図11】内燃機関の出力トルクにばらつきが生じている際に発生するトルク波形の一例を示す図、

【図12】出力トルクにばらつきが生じている際の機関 ロール方向の振動波形を示す図、

【図13】内燃機関が図11に示したようなトルクを発 生している際にトルク波形記憶部6が出力するトルク制 御指令波形の一例を示す図、

【図14】内燃機関が図11に示したようなトルクを発生している際にトルク波形記憶部6が出力する制御トルク波形の一例を示す図、

【図15】トルク制御を行なったときに内燃機関が発生 するトルク波形の一例を示す図、

【図16】トルク制御を行なったときの機関ロール方向 の振動波形を示す図、

【図17】制御波形に内燃機関の燃焼行程に同期した周 波数の矩形波を用いた場合を示す図、

【図18】制御波形に内燃機関の燃焼行程に同期した周波数の正弦波を用いた場合を示す図、

【図19】本発明の他の実施例として、トルク波形記憶部6の代わりに、トルク波形演算部9が具備され、さらに内燃機関の1燃焼サイクルを1周期とする周波数成分が支配的な周期関数の形で機関の発生するトルク変動に対応する制御トルクを算出する場合を示す図、

【図20】コンパレータを示す図、

【図21】制御トルク波形を矩形波として取り出す例を示す図、

【図22】本発明の前記他の実施例において図11のようなトルク変動に対して電動発電機2が吸収、発生するトルク波形を示す図、

【図23】上記のトルク制御時の機関トルク波形を示す図、

【図24】上記のときの機関ロール方向の振動波形を示す図、

【図25】本発明の各実施例において電気機械として三 相電動発電機を、またトルク制御部に三相インバータと 40 三相コンバータを用いた場合の図、

【図26】図25の例から三相コンパータを省略した場合を示す図、

【図27】出カトルクばらつき特定手段の稼動期間の説明図である。

【符号の説明】

1…クランク角センサ

2…電気機械の一例

たる電動発電機

3…気筒内圧センサ

4…運転状態検出部

5…出力トルクばらつき特定部

6…トルク波形記憶

50 部

14…トルクコント

13

7…トルク制御部

夕

9…トルク波形演算部

11…三相電動発電機

8…内燃機関本体

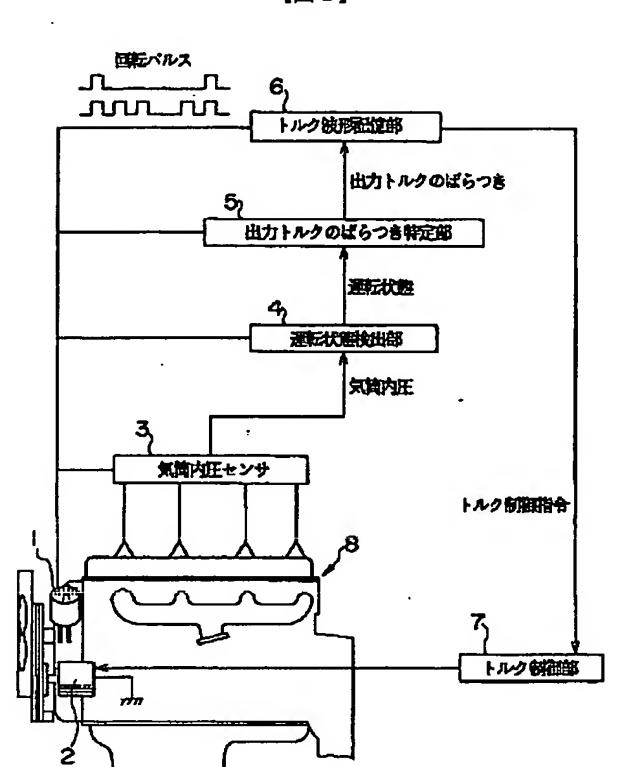
10…コンパレータ

12…三相インパー 15…パッテリ

13…三相コンパータ

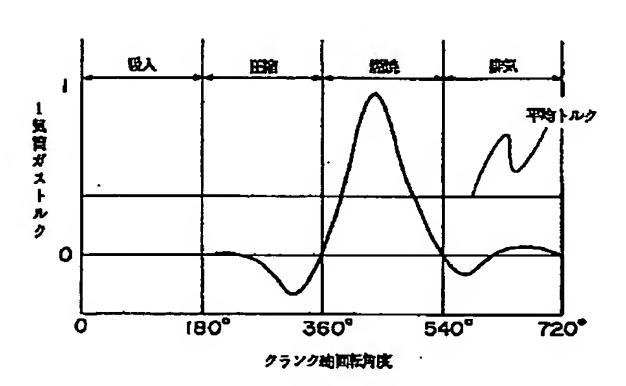
ローラ

【図1】

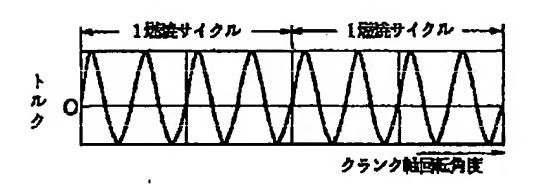


【図2】

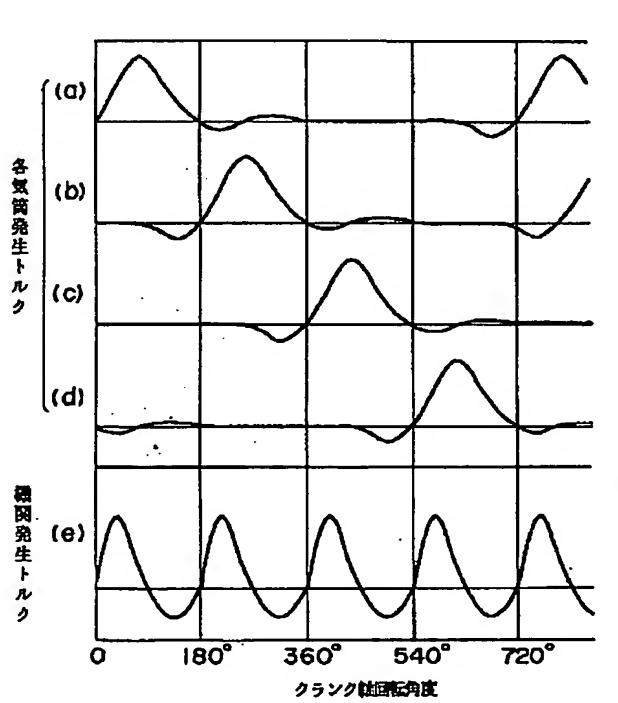
14



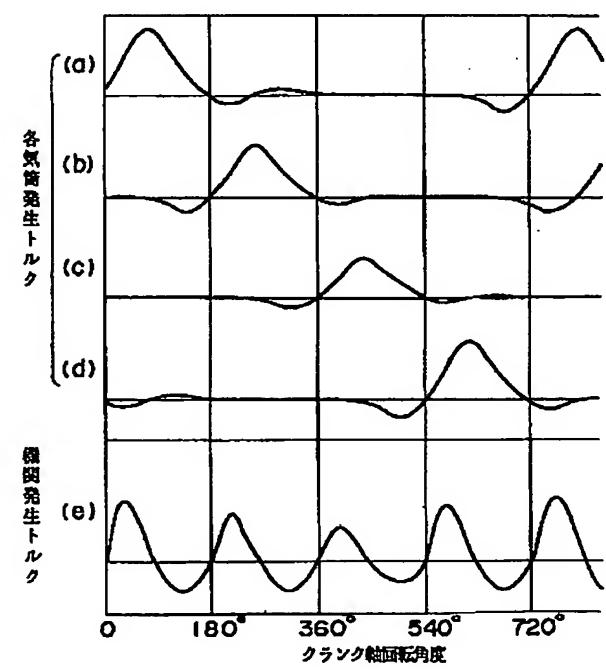
【図9】

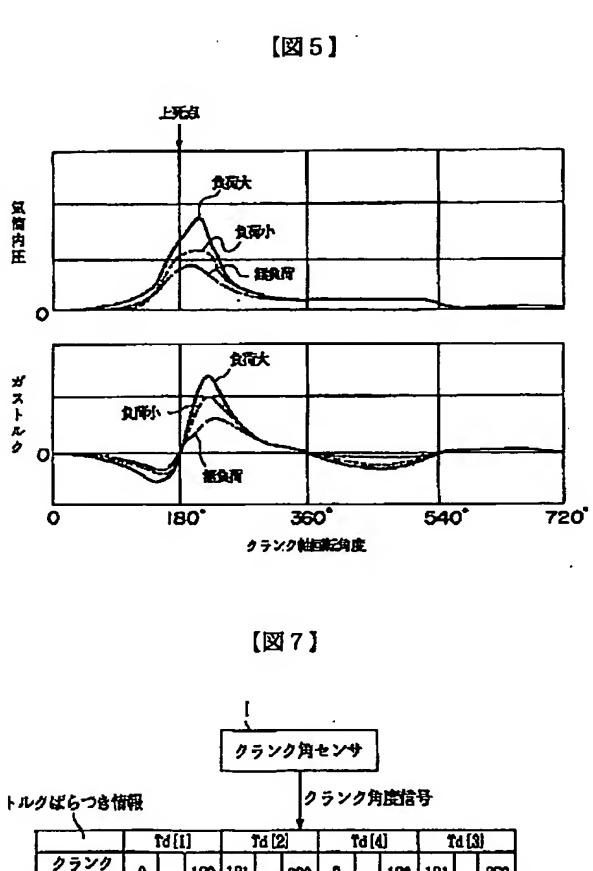


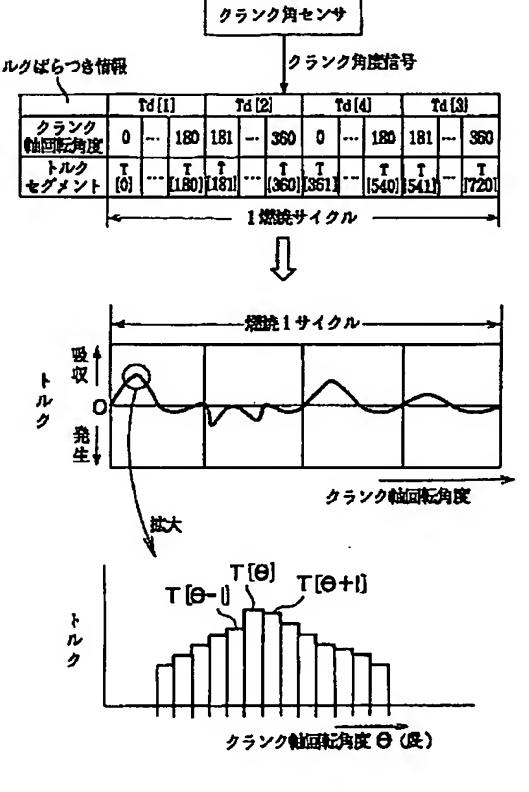
[図3]

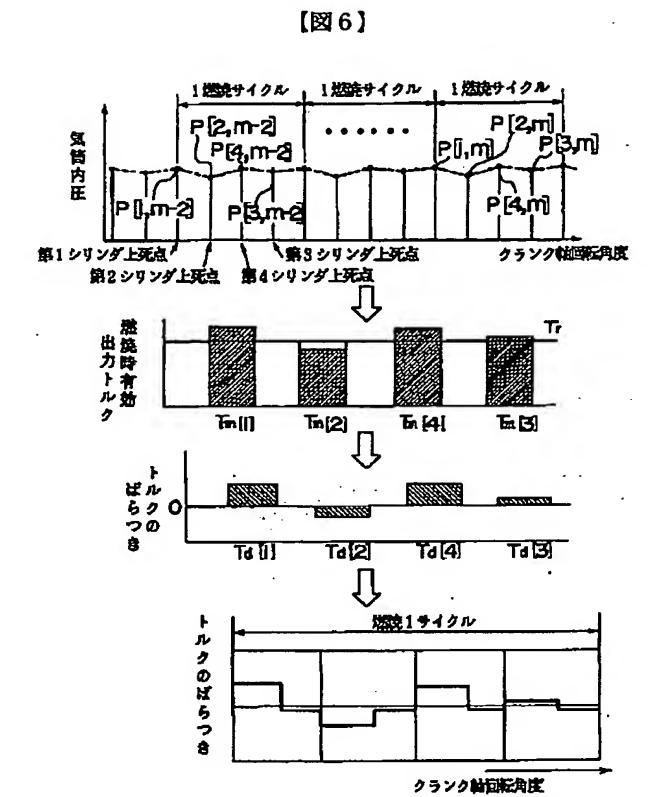


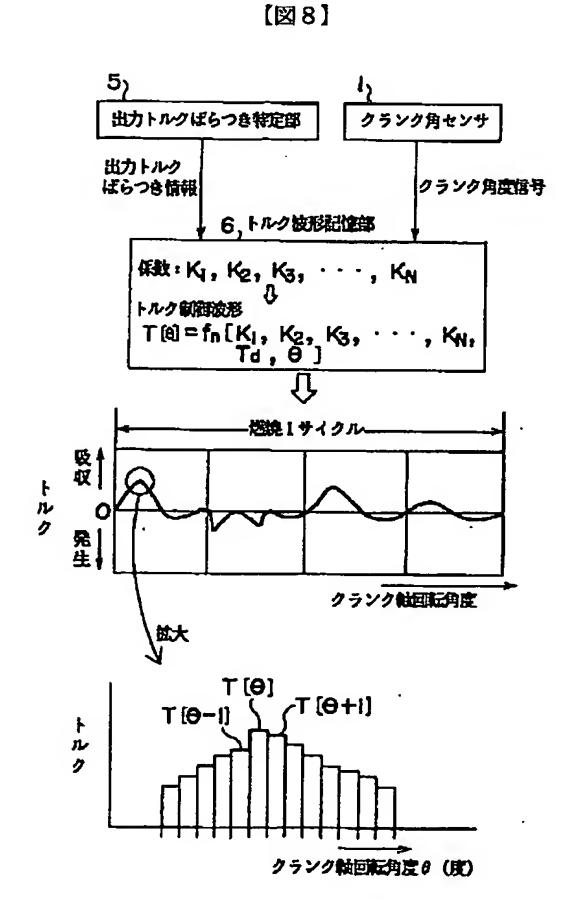
[図4]



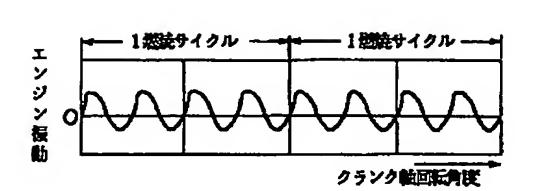




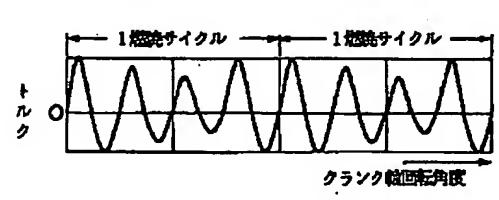




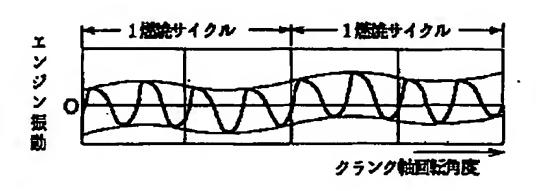
[図10]



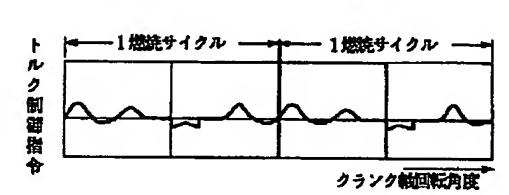
【図11】



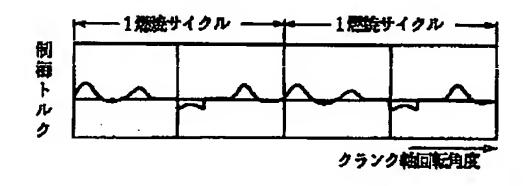
【図12】



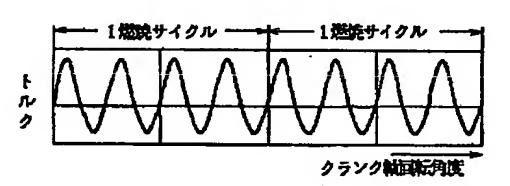
[図13]



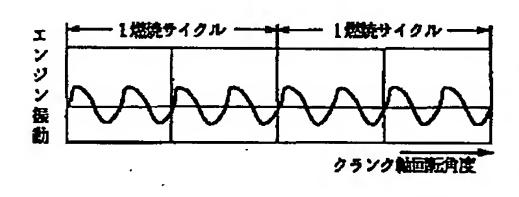
[図14]



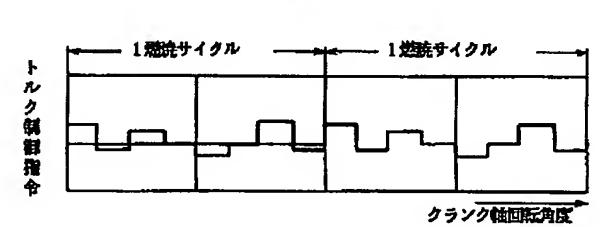
【図15】



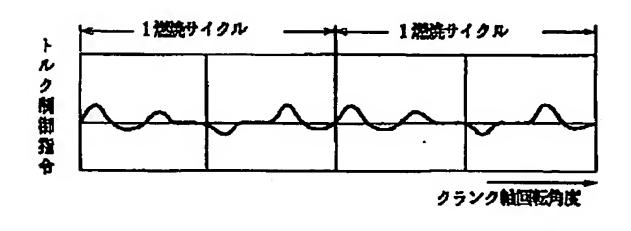
【図16】



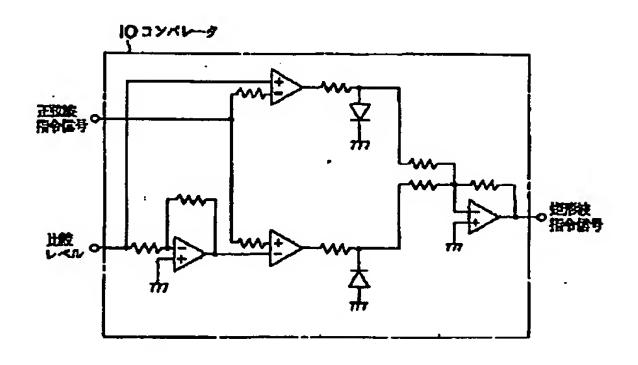
【図17】



[図18]



[図20]



【図21】 【図19】 (a) 子でな 処逢1サイクルー (a) (c) مات ばんつき 急後1 サイクル・ N タランク軸回転車 発生 **(b)** タラングを国際内産 クランク軸面空内度 クランタ制国在角度 知政トルク認明を 正弦波トルク製造物会 中央 トセク 発生 燃烧1テイタル 題袋[サイクル・ (b) 比较トルク 差交」サイクル レベレ 色性しサイクル クランク制制を対比 クランク軸回転角度 トルク · 取 気流1サイクルー 煙を1サイクルー 発生 クランク社団に内皮 クランク製団転角度 クラング製団を外区 短機トルク調整や、 クランクを国际発達 正要放下4少期的指令 | 「現 | P 想読ェライタルー 歴徒1サイクル・ (c) 比較・ 開発 [サイクル・ 吸収 クラング製団を角度 タランク製団を内皮 F 型点しサイクルー ルク (d) 発生 始後1サイクル 発生 7 数 クランクは国际角度 クランク独国転角技 短視なという調整語令 田磁トルク制制合 クラング軸回転内皮 ルク クランク製団長角度 【図23】 【図22】 1煙焼サイクル 1燃焼サイクル ---燃烧1サイクル 機関ト 御 トルク ルク クランク軸回転角度 クランク韓国転角度 【図25】 [図24] 1 燃焼サイクル 1地焼サイクル エンジン援助 トルク技形配位部 和指令 クランク独回転角度 11 三相或政治政府 三相インバータ 14 トルタ コントローラ 13) 三相コンパーク 発電指令

【図26】 【図27】 12三相インパータ スタート トルクばらつき特定手段段動 15パッテリ 三相电影影響關 NO ばらつき特定完了か? YES トルク制剤 トルクばらつき特定手段 再稿前条件不成立? NO YES エンジン停止? YES 即時了

フロントページの続き

(51) Int. Cl. 5

F 0 2 D 45/00

368 S 8109-3G

3 7 0 B 8109-3G

376 H 8109-3G

(72)発明者 中村庸蔵

茨城県勝田市大字高場2520番地株式会社日

立製作所佐和工場内

(72)発明者 前田裕司

茨城県勝田市大字高場2520番地株式会社日

立製作所佐和工場内

F I

(72)発明者 中村憲一

茨城県勝田市大宇高場2520番地株式会社日

技術表示箇所

立製作所佐和工場内

(72)発明者 福島正夫

神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地日産自

動車株式会社内

(72)発明者 村上景

神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地日産自

動車株式会社内

This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:
BLACK BORDERS
☐ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
☐ FADED TEXT OR DRAWING
☐ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
☐ SKEWED/SLANTED IMAGES
☐ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
GRAY SCALE DOCUMENTS
LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
OTHER:

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.